الأثن

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11) Publication number:

58-109745

(43) Date of publication of application: 30.06.1983

(51)Int.CI.

F16F 15/10

(21)Application number: 56-208612

(71)Applicant: ISHIKAWAJIMA HARIMA HEAVY IND

CO LTD

(22)Date of filing:

23.12.1981

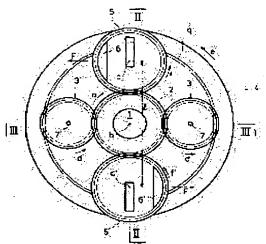
(72)Inventor: YOSHIDA YASUO

(54) AXIAL VIBRATION ELIMINATOR

(57)Abstract:

PURPOSE: To check vibrating torque applied on a rotating shaft depending on a vibration eliminating torque generated by a pair of rotors by arranging the rotors having an eccentric mass so as to make a planetary motion about the rotating shaft.

CONSTITUTION: In the vibration eliminating torque 7 generated by rotors 5 and 5', a vibration eliminating torque 7FI is generated when a centrifugal force produced with the rotation of eccentric masses 6 and 6 to the position illustrated is represented by F and the distance between centers c and c' of the rotors 5 and 5' by I and it is transmitted to a shaft 1 by way of a ring gear 4, torque transmission gears 3 and 3' and a main gear 2 to work opposite to a vibrating torque T. Therefore, the vibrating torque can be eliminated by setting the eccentric masses so that the vibration eliminating torque FI equals the vibrating torque T.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Best Available Copy

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

(9) 日本国特許庁 (JP)

① 特許出願公開

⑫ 公開特許公報(A)

昭58-109745

⑤Int. Cl.³
F 16 F 15/10

Δħ

識別記号

庁内整理番号 6581-3 J **49公開**·昭和58年(1983) 6 月30日

発明の数 1 審査請求 未請求

(全 4 頁)

匈軸系捩り振動消振機

願 昭56-208612

②出 願 昭56(1981)12月23日

⑫発 明 者 吉田靖夫

東京都千代田区丸の内一丁目 6

番2号石川島播磨重工業株式会 社本社別館内

⑪出 願 人 石川島播磨重工業株式会社

東京都千代田区大手町2丁目2

番1号

個代 理 人 弁理士 山田恒光

外1名

明・細・

1. 発明の名称

②特

軸系捩り振動消振機

2. 特許請求の範囲

1) 回転する軸によって駆動されるトルク伝達ギアと、該トルク伝達ギアによって前記軸に同心に且つ軸と反対方向に回転駆動されるリングギアとの観りまりがある。 前記軸の回転中心に対して対称の位置に取付けた1対の回転体と、該一対の回転体のではいかがある。 それに取付けた偏心質量とを備え、各回転体を前記軸により回転駆動せしめるよう構成したとを特徴とする軸系振り振動消振機。

3. 発明の詳細な説明

本発明は船舶の推進軸系及び産業用等の各種回転機械の軸系に発生する捩り振動を抑制するための軸系捩り振動消振機、詳しくは偏心質量を有する一対の回転体を、回転する軸の周りにそれぞれ自転し且つ公転運動するように取付け、前記一対の回転体が発生する消振トルクによっ

て前記軸に加わる起振トルクを抑制するように した軸系捩り振動消振機に関する。

しかし複数基のディーゼル機関により1本の推進軸を駆動したり、軸系に減速装置を組込み、 あるいは発電機を直結駆動する場合等、原動機及び軸系の振動系態が複雑になると固有振動数の調整が困難になる。またダンパーは、発生した振動を二次的に防止するもので、直接的な消振効果がない。

本発明は、前述の問題点を解消し、起振力そのものを直接的に消振し得る軸系振り振動消振

以下本発明の実施例につき、図面を参照して 説明する。第1図乃至第4図において、符号(1) は図示しないディーゼル機関等によって矢印方 向に回転する軸であって、本発明の消振機は、 前記軸(1)に取付けた主ギア(2)と、該主ギア(2)に 外接して係合する2個のトルク伝達ギア(3)(3)に内接して係合する1個 がよりングギア(4)と、該リングギア(4)に回転を に支承され且つ主ギア(2)に係合する2個の回転 体(5)(5)及び該回転体(5)(5)にそれぞれ取付けた偏 心質量(6)(6)等よりなる。

々より少し内側に入りこんでいる。この理由は 後述する。なお回転体(5)(5)及びトルク伝達歯車 (3)(3)を主ギア(2)によって歯車駆動する代りにス ブロケット及びチェーンを用いてもよい。

前記のように構成された歯車系の軸(1)と回転体(5)(5)の速度比を第 4 図について求めると、

$$\varphi = \left(\frac{R}{r} + \frac{R}{R'}\right) \dot{\theta} \qquad \qquad \sharp (1)$$

$$R'\dot{\theta}' = R\dot{\theta} \qquad \qquad \sharp (2)$$

$$\mathbf{R}' = \mathbf{R} + \mathbf{r} + \mathbf{z} \qquad \qquad \mathbf{\pounds} (3)$$

の関係があるので、前式より

$$\dot{\varphi} = \left(\frac{1}{r/R} + \frac{1}{1 + r/R + z/R}\right) \dot{\theta} \qquad \pm (4)$$

こ λ に φ:回転体(5)(5)の回転速度 (rad/sec)

·θ:主ギア(2)の 〃 (〃)

 $\dot{\theta}'$: $1 \times \mathcal{O} \neq T(4)\mathcal{O}$ " (")

ァ:回転体(5)(5)のピッチ円の半径

R:主ギァ(2)の

R': y > f + f(4)

ェ:回転体(5)(5)の回転中心(の)(5)より

トルク伝達ギア(3)(3)の回転軸(7)(がは、空間の 固定部.(8)に回転自在に支承され、軸(1)の回転中 心もの両側に略水平に左右対称に取付けてある。 リングギア(4)は、トルク伝達ギア(3)(3)によって 回転駆動され、軸(1)の周りに同心に回転する。 各回転体(5)(5)の回転中心(c)(dは、リングギア(4) の回転中心、即ち軸の中心とに対し対称の位置 でリングギア(4)に取付けてある。さらに各回転 体(5)(5)には、偏心質量(6)(6)が、軸(1)の回転中心 **6 に対し対称の位置に取付けてある。従って軸** (1)が矢印αの方向に回転すると、トルク伝達ギ ア(3)(3)はそれぞれ矢印 d 、 d の方向に回転し、 リングギア(4)は矢印。の方向に回転し、回転体 (5)(5)はそれぞれ矢印 / 、 / の方向に自転しつつ、 矢印→の方向に公転円運動する。前記の回転体 (5)(5)の運動を力の伝達過程からみると、回転体 (5)(5)の公転運動は、トルク伝達ギア(3)(3)よりり ングギア(4)を介して駆動され、自転運動は、主 ギア(2)によって駆動される。さらに各回転体(5) (5)の回転中心(c)(c)は、リンクギア(4)のピッチ円

リングギアのピッチ円 g までの

てある。式(4)の右辺の第1項は自転分、第2項は公転分による回転速度である。式(4)の示す通り、回転体の回転速度は、軸の回転速度の

であり、この数値を振動次数とするように+、R、 z の値を選定する。なお+及びRだけの調整によって式(5)が次数になる場合は z の値をゼロにしてもよい。

いまる次の起振トルクを消振する場合は、式(5)の値を3にすればよく、3次及び6次を消振する場合は、式(5)の値を6にする歯車系を別に設けて消振機を2台配體すればよい。

回転体(5)(5)が発生する消振トルクは、第1図に示す位置に偏心質量(6)(6)が回転してきたときの速心力を下、回転体(5)(5)の中心に、で間の距離を1とすると、消振トルクド(が発生し、この消振トルクド(は、リングギア(4)、トルク伝達

ギア(3) (3)、主ギア(2)を介して軸(1)に伝達され、 起振トルクTに対し反対方向に作用する。従っ てこの消振トルクFIを 起振トルクTに等しく なるように偏心質量を定めることにより起振ト ルクを消振することができる。

消振トルクと起振トルクの位相調整、即ち起振トルクが最大になったとき、消振トルクを反対の向きに最大になるようにするには、回転体(5)(5)を第2図及び第3図に2点鎖線で示す位置に矢印ル方向に移動して主ギア(2)との係合を解除し、主ギア(2)との嚙合位置を変え、偏心質量(6)(6)の位置を移動させることにより、軸(1)の所望の回転位相角において、消振トルクド」を発生せしめ、起振トルクを消振することができる。

なお本発明は、前述の実施例にのみ限定されるものではなく、本発明の要旨を逸脱しない範囲において、種々変更を加え得ることは勿論である。

本発明の軸系捩り振動消振機は、前述の構成 を有するので、次の優れた効果を発揮する。

図中、(1)は軸、(3)(3)はトルク伝達ギア、(4)はリングギア、(5)(5)は回転体、(6)(6)は偏心質量を示す。

特 許 出 顧 人 石川島播磨重工業株式会社

特許出願人代理人

===

楅



特許出願人代理人

大 塚

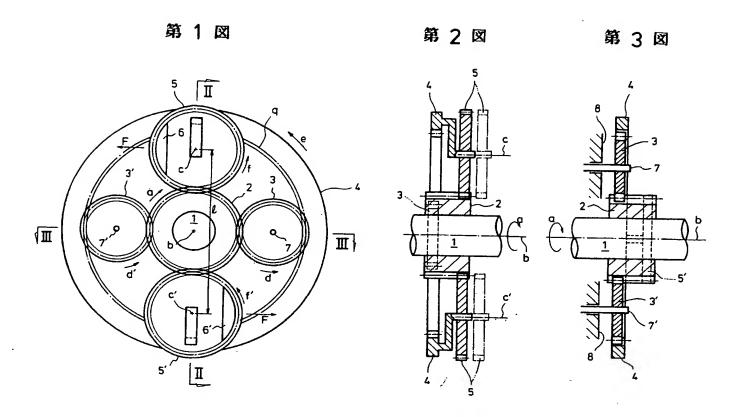
놢



- (I) 偏心質量を取付けた一対の回転体を回転させ、且つ回転体の回転中心を、回転する軸の回転中心に対し対称の位置に設けているので、前記軸の周りに回転偶力を発生させることができる。
- (II) 回転体を支持するリングギアを、回転する軸と反対方向に回転させているので、回転体の回転を加速し、消振トルクを増加させることができる。
- (iii) 前記(!)(ii)項により、加振トルクに対し反対方向に発生せしめた回転偶力も、トルク伝達ギアを介して回転する軸に伝達できるので、軸に加わる起振トルクを消振することができる。

4. 図面の簡単な説明

第1図は本発明の実施例を示す軸系捩り振動 消振機の正面図、第2図は第1図の『一『方向からの切断側面図、第3図は第1図の『一『方向 向からの切断平面図、第4図は本装置の回転体 の角速度の算出に用いる説明図である。



第4図

